

SUPPORT STRUCTURE FOR VIBRATOR

Publication Number: 07-131280 (JP 7131280 A) , May 19, 1995

Inventors:

- SUGITANI NOBUYOSHI
- MORIKAWA KENJI
- NONOMURA YUTAKA
- OKUWA MASAYUKI

Applicants

- TOYOTA MOTOR CORP (A Japanese Company or Corporation), JP (Japan)
- TOYOTA CENTRAL RES & DEV LAB INC (A Japanese Company or Corporation), JP (Japan)

Application Number: 05-294496 (JP 93294496) , October 28, 1993

International Class (IPC Edition 6):

- H03H-009/05
- G01C-019/56
- G01P-009/04
- H03H-009/24

JAPIO Class:

- 44.1 (COMMUNICATION--- Transmission Circuits & Antennae)
- 46.1 (INSTRUMENTATION--- Measurement)

JAPIO Keywords:

- R005 (PIEZOELECTRIC FERROELECTRIC SUBSTANCES)

Abstract:

PURPOSE: To maintain the vibration of the vibrator in its initial state 83 it is.

CONSTITUTION: The prismatic vibrator 20 is supported on a fixed frame body 35 with opposite support members 41 and 42 and opposite support members 33 and 34. Those respective support members 33 and 34 face each other at nodes 20a and 20b of vibration when the vibrator 20 vibrates in primary vibration mode, and also have their one-terminal sides coupled with the vibrator 20 to support it. The support members 33 and 34 are formed in the same L outward shape which is bent at one place on the X-Y plate in the figure. Then the opposite support members are arranged symmetrically about corresponding nodes 20a and 20b of the vibrator 20 and further in point symmetry about the center of the center 20c of gravity of the vibrator 20.

JAPIO

© 2005 Japan Patent Information Organization. All rights reserved.
Dialog® File Number 347 Accession Number 4838680

<http://toolkit.dialog.com/intranet/cgi/present?STYLE=1360084482&PRESENT=DB=347,AN=483...> 9/28/2005

(19) 日本国特許庁 (JP)

(12) 公開特許公報 (A)

(11) 特許出願公開番号

特開平 7-131280

(43) 公開日 平成7年(1995)5月19日

(51) Int. Cl. ⁶	識別記号	庁内整理番号	F 1	技術表示箇所
H 0 3 H 9/05		7719-5 J		
G 0 1 C 19/56		9402-2 F		
G 0 1 P 9/04				
H 0 3 H 9/24	Z	7719-5 J		

審査請求 未請求 請求項の数 2 F D

(全 1 2 頁)

(21) 出願番号 特願平5-294496

(22) 出願日 平成5年(1993)10月28日

(71) 出願人 000003207

トヨタ自動車株式会社
愛知県豊田市トヨタ町1番地

(71) 出願人 000003609

株式会社豊田中央研究所
愛知県愛知郡長久手町大字長湫字横道41番地の1

(72) 発明者 杉谷 伸芳

愛知県豊田市トヨタ町1番地 トヨタ自動車株式会社内

(74) 代理人 弁理士 下出 隆史 (外1名)

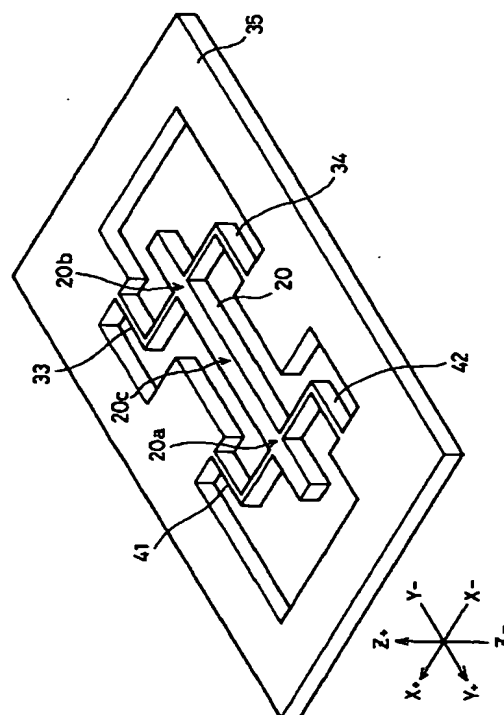
最終頁に続く

(54) 【発明の名称】 振動子の支持構造

(57) 【要約】

【目的】 振動子の振動をその初期状態のまま維持する。

【構成】 角柱状の振動子 20 は、対向する支持部材 41、42 と対向する支持部材 33、34 により、固定枠体 35 に支持されている。これら各支持部材は、振動子 20 が 1 次の振動モードで振動した場合における振動の節 20a、20b において、それぞれ対向して一端が振動子 20 に結合し、これを支持する。各支持部材は、同一形状をなし、図中 X-Y 平面において 1 箇所だけ屈曲した L 字状の外形状で形成されている。そして、振動子 20 の節 20a、20b においてそれぞれ対向する支持部材同士は、該当する節を中心に点対称に配置されるとともに、振動子 20 の重心 20c を中心に点対称にも配置されている。



【特許請求の範囲】

【請求項 1】 重心を中心に点対称な外形形状をなし 1 次の振動モードで振動する振動子を、対向する支持部材により前記 1 次の振動モードの振動のそれぞれの節において固定部材に支持する振動子の支持構造であって、前記支持部材は、前記振動子との結合部と前記固定部材との結合部との間に少なくとも 1 箇所の屈曲部を有する外形形状をなし、前記振動の節において対向する前記各支持部材を、該節を中心に点対称に配置したことを特徴とする振動子の支持構造。

【請求項 2】 請求項 1 記載の振動子の支持構造であって、前記外形形状をなし前記振動の節を中心に点対称な前記各支持部材を、前記振動子の重心を中心に点対称に配置した振動子の支持構造。

【発明の詳細な説明】

【0001】

【産業上の利用分野】本発明は、重心を中心に点対称な外形形状をなし 1 次の振動モードで振動する振動子を支持部材で支持する振動子の支持構造に関する。

【0002】

【従来の技術】従来、この種の振動子としては、棒状の振動子がよく知られている。そして、この棒状の振動子は、単純な形状であるために板材から容易に製造できる或いは固定枠にこの振動子を支持した基板状のものとして容易に製造できる等の利点があり、例えば車両旋回時に発生するヨーレイトを検出する振動ジャイロ等に広く用いられている。その一方で、振動子の継続的な振動の確保やヨーレイトの検出といった振動子の振動状態の解析等の観点から、振動子の振動モードとしては 1 次の振動モードが採られている。

【0003】そして、棒状の振動子を支持するに当たり、次のように振動子を支持すれば、棒状の振動子は 1 次の振動モードで効率的に振動することが理論的に知られている。即ち、図 1 2 に示すように、棒状の振動子 2 0 とこれを対向して支持する支持部材 2 1 A および 2 2 B との間には、その結合位置に関して次の式①が成立するよう配慮されている。

$$L1 = L2 = 0, 2 2 4 L0 \quad \cdots \textcircled{1}$$

ここで、 $L0$ は振動子 2 0 の全長、 $L1$ および $L2$ は振動子 2 0 の自由端から各支持部材と振動子 2 0 との結合部中心までの距離である。

【0004】上記式①を満たせば、振動子 2 0 は、1 次の振動モードの振動の節で支持されて当該 1 次の振動モードで振動し、その振動周波数は、振動子 2 0 の全長 $L0$ 、縦弾性係数、密度等で定まる。

【0005】振動子 2 0 を式①に従い支持し振動子 2 0 を 1 次の振動モードで振動させた場合、各支持部材 2 1 A、2 2 B が振動子 2 0 と点接触している理論モデルで

は、振動の各節は動かず、振動子 2 0 の重心は振動によりその位置を変えない。例えば、振動子 2 0 が上下に湾曲するよう振動させた場合には、これを横方向から見た図 1 3 に示すように、振動の各節である支持部材 2 1 A および 2 2 B の結合部中心 A、B は動かないことになる。このように振動の節が不動点であれば、振動のエネルギーが外部に漏れないので、振動子 2 0 は与えられた振動のエネルギーで効率よく振動を継続する。

【0006】しかし、各支持部材 2 1 A、2 2 B は、剛体である一方、振動子 2 0 とはその結合部中心 A、B において点接触しているわけではなくこの中心を含んだ結合端面で各支持部材の断面積に亘って面接触している。このため、振動のエネルギーが各支持部材を経て外部に漏れ、この振動のエネルギーの漏れが、振動の各節が不動点とならず振動するいわゆるダンピング現象として表われたり、振動系の共振の鋭さを表わす量である Q の値の低減をもたらす、振動子 2 0 の振動が阻害される。

【0007】このような不具合をできるだけ解消する技術としては、特開昭 61-114123 が挙げられる。この公報には、図 1 4 に示すように、L 字状に屈曲した支持部材 2 2 A、2 3 B により、振動子 2 0 をその節において対向して支持する支持構造が提案されている。このように振動子 2 0 を L 字状に屈曲した支持部材 2 2 A、2 3 B で支持することで、各支持部材が屈曲部を中心に屈曲できることから振動子 2 0 を固定部材 2 4 に対して柔軟に支持し、振動エネルギーの漏れの回避が図られている。よって、ダンピング現象を支持部材の屈曲による内部エネルギー損失により抑制することが可能となる。また、各支持部材を細くしたり、図 1 4 に示すように、各支持部材と振動子 2 0 との結合部中心から各支持部材と固定部材 2 4 との結合部との距離 $L3$ を長くして振動子 2 0 をより柔軟に支持し、ダンピング現象の抑制や Q の値の向上が図られている。

【0008】

【発明が解決しようとする課題】しかしながら、図 1 4 に示した従来の振動子の支持構造において、各支持部材を細くしてその断面積を少なくしたり、各支持部材に関する上記した距離 $L3$ を長くすると、次のような新たな問題点が生じることが指摘されている。

【0009】各支持部材は板材に種々の加工を施して振動子 2 0 とともに当該板材から形成されるので、自ずとその細さに制限を受ける。具体的には、金属板に切削加工や放電加工等を施す場合や水晶板にエッチング加工等を施す場合には、採用する加工に依存して支持部材の細さが定まる。このため、ある一定値までしか支持部材を細くすることはできない。

【0010】また、支持部材を最大限細くして一定とした場合でも、各支持部材に関する上記した距離 $L3$ をできるだけ長くしなければならない。そして、このように距離 $L3$ を長くすると、図 1 5 に示すように、支持部材

のうち振動子 20 と平行になる範囲が長くなることになる。すると、同図に示すように、支持部材 23B は振動子 20 に類似した棒状の振動可能部分を長く有することになり、支持部材 23B の固有振動数が振動子 20 の固有振動数に近似してくる。また、支持部材は、固定部材 24 との結合部と振動子 20 との結合部とで支持されているとはいえ、棒状の振動可能部分が長くなるため、細いことと相俟って、片持ち梁としての振動が起き易くなる。このため、振動子 20 の振動が支持部材 23B と振動子 20 との結合部を経て支持部材 23B に漏れ、この支持部材 23B は、片持ち梁としての振動を起し易くなる。よって、このように支持部材 23B が振動すると、結果的には振動子 20 との結合部中心 D が振動することになる。なお、上記した現象は、他の支持部材においても同様に見られる。

【0011】更に、図 15 に示すように、支持部材 23B は、屈曲しているがため、振動子 20 との結合部中心 D において、振動子 20 と交差し支持部材に到る方向 X+ に沿った剛性とこれと反対の方向 X- に沿った剛性とは相違する。つまり、支持部材 23B は、上記した方向 X+、X- について異なるバネ定数を有することになる。振動子 20 の長手方向の方向 Y+ とこれと反対の方向 Y- についても、異なるバネ定数を有する。また、Z 軸回りの回転に関しても、右回りと左回りとに同様な差異が生じる。

【0012】このような支持部材 22A、23B に支持された振動子 20 (図 14 参照) を図 13 に示すように振動させた場合、各支持部材と振動子 20 との結合部には振動子 20 の振動に起因する重心回りのモーメントが作用する。このため、各支持部材について方向 X+、X- および方向 Y+、Y- でバネ定数が異なるために、各結合部中心における力のバランスが崩れて各結合部中心が移動し、振動子 20 の振動エネルギーの漏れやダンピング振動が誘発される。よって、振動子 20 には、ダンピング振動による重心の移動や振動初期の振動方向と異なる方向の振動が見られることになり、振動子 20 を安定して振動させることができなくなる。また、振動エネルギーの漏れにより、Q の値の低下を招いてしまう。

【0013】本発明は、上記問題点を解決するためになされ、振動子の振動をその初期状態のまま維持することを目的とする。

【0014】

【課題を解決するための手段】かかる目的を達成するために本発明の採用した手段は、重心を中心に点対称な外形形状をなし 1 次の振動モードで振動する振動子を、対向する支持部材により前記 1 次の振動モードの振動のそれぞれの節において固定部材に支持する振動子の支持構造であって、前記支持部材は、前記振動子との結合部と前記固定部材との結合部との間に少なくとも 1 箇所の屈曲部を有する外形形状をなし、前記振動の節において対

向する前記各支持部材を、該節を中心に点対称に配置したことをその要旨とする。

【0015】

【作用】上記構成を有する振動子の支持構造では、振動子を固定部材に支持する支持部材を、屈曲部を有する外形形状として屈曲部を中心に屈曲可能とする。そして、この支持部材により振動子を固定部材に対して柔軟に支持し、振動エネルギーの漏れの回避を可能とする。しかも、振動子の振動の節において対向する各支持部材をその節を中心に点対称としたので、節における一方の支持部材についての各方向についての剛性が他方の支持部材についての各方向についての剛性と点対称に発現するようになる。

【0016】このため、各支持部材は各方向について異なる剛性、延いては異なるバネ定数を有していても、各節において対向し点対称な支持部材同士にあっては、向きが反対でその大きさが同一の力を振動子に及ぼし合う。よって、振動子が 1 次の振動モードで振動しその振動に起因する重心回りのモーメントが各支持部材に作用しても、各節においては、対向する点対称な支持部材同士によってそのモーメントに基づく力が相殺され、各節における力はバランスするため本来振動子の節となるべき部分の振動が抑制される。

【0017】また、このように各節において力がバランスすることにより、支持部材を振動子と平行になる部分を長い範囲に亘って有するものとする必要もない。

【0018】上記した振動子の支持構造において、振動の節を中心に点対称な各支持部材を、振動子の重心を中心に点対称とすれば、各節により支持されていることにより振動時に振動子の重心に作用する力を、この重心においてもバランスさせることが可能となる。よって、各節において力がバランスすることと相俟って、全体としての力のバランスを崩すことがない。

【0019】

【実施例】次に、本発明に係る振動子の支持構造の好適な実施例について、図面に基づき説明する。図 1 は、第 1 の実施例における振動子の支持構造を示す概略斜視図である。

【0020】図示するように、角柱状の振動子(棒状の振動子) 20 は、対向する支持部材 31、32 と対向する支持部材 33、34 により、固定枠体 35 に支持されている。これら各支持部材は、振動子 20 が 1 次の振動モードで振動した場合における振動の節 20a、20b において、それぞれ対向して一端が振動子 20 に結合し、これを支持する。また、各支持部材の他端は、固定枠体 35 に結合している。

【0021】各支持部材は、同一形状をなし、振動子 20 の側面に直交する軸を X 軸とし振動子 20 の軸心に沿った軸を Y 軸とする X-Y 平面において 1 箇所屈曲した L 字状の外形形状で形成されている。そして、振動子

20の節20aにおいて対向する支持部材31と支持部材32とは、節20aを中心に点対称に配置され、振動子20および固定枠体35に結合されている。また、振動子20の節20bにおいて対向する支持部材33と支持部材34も同様に、節20bを中心に点対称に配置され、振動子20および固定枠体35に結合されている。

【0022】上記した振動子20、各支持部材および固定枠体35は、単一の板材、例えばジュラルミン等の軽金属の板材、水晶、半導体等の結晶体の板材或いはガラス板やアルミナ等のセラミック板に、適宜な加工を施すことにより、形成される。例えば、板厚の調整のために研磨加工が施され、軽金属の板材から形成するのであれば放電加工等が、結晶体の板材から形成するのであればエッチング加工等が施され、振動子20等が形成される。

【0023】この第1の実施例の支持構造にあっては、水晶の板材（厚み：0.3mm）にエッチング加工を施して振動子20等を形成した。よって、振動子20および各支持部材の厚みはこの水晶の板材の厚み（0.3mm）に等しい。この場合、振動子20（厚み：0.3mm）の幅w0は0.25mm、長さL0は10mmである。そして、振動子20の自由端から支持部材31、32と振動子20との結合部中心までの距離L1および支持部材33、34と振動子20との結合部中心までの距離L2は、2.24mm（10mm×0.224）である。また、各支持部材の幅wは0.1mmである。

【0024】振動子20を1次の振動モードで振動させるには、振動子20の対向する2面のそれぞれにプラス電極およびマイナス電極を振動子20の軸心に沿って並べて設け、振動子20に関して定まる1次の振動モードの振動周波数の交流電圧を上記電極に印加すればよい。例えば、X-Y平面と直交するZ軸方向に沿って振動させる場合には、振動子20の上下面のそれぞれに上記電極を設けて交流電圧を印加し、振動子20を励振すればよい。また、振動子20の対向する2面に独立して金属薄膜を形成し、静電力でこの振動子20を励振することもできる。

【0025】なお、固定枠体35は、図示しない基材に積層・固定されており、上記したように振動子20が振動してもその振動に影響を及ぼすことはない。

【0026】上記した第1の実施例における振動子の支持構造では、振動子20を固定枠体35に支持する支持部材31ないし支持部材34を、屈曲部を有するL字状の外形状として屈曲部を中心に屈曲可能とする。そして、このように屈曲可能な支持部材31ないし支持部材34で振動子20を固定部材に対して柔軟に支持する。よって、支持部材の屈曲により、振動エネルギーの漏れを回避することができる。

【0027】しかも、振動子20の振動の各節20a、20bにおいて対向し点対称な支持部材同士（支持部材

31と支持部材32、支持部材33と支持部材34）を、それぞれの節20a、20bを中心に点対称とした。このため、例えば節20aにおける支持部材31についての図中X+に沿った剛性とこれと反対の方向X-に沿った剛性とは相違するが、支持部材31についての図中X+に沿った剛性は、支持部材31と対向し点対称な支持部材32により図中X-の方向に同じ大きさで発現する。また、支持部材31についての図中X-に沿った剛性は、この支持部材32により図中X+の方向に同じ大きさで発現する。節20aにおける支持部材31についての図中Y+に沿った剛性とこれと反対の方向Y-に沿った剛性についても、支持部材32によりその方向を逆にして同じ大きさで発現する。また、Z軸回りの剛性についても同様である。よって、各節20a、20bにおいて対向し点対称な支持部材同士にあっては、向きが反対でその大きさが同一の力を振動子20に及ぼし合う。

【0028】このため、振動子20が1次の振動モードで振動しその振動に起因する重心回りのモーメントが各支持部材に作用しても、各節20a、20bにおいては、対向する支持部材同士によってそのモーメントに基づく力が相殺され、各節における力はバランスする。この結果、第1の実施例における振動子の支持構造によれば、振動子20を振動させるために与えられた振動エネルギーの外部への漏れを回避できるので、振動子20の振動をその初期状態のまま安定して維持することができる。

【0029】次に、第2の実施例における振動子の支持構造について説明する。なお、その説明に際しては、上記した第1の実施例における支持構造と異なる点について詳述することとする。また、第1の実施例と同一の部材については、その機能が同一であれば第1の実施例の説明で用いた名称および符号を用いることとする。

【0030】第2の実施例における振動子の支持構造を示す概略斜視図である図2に示すように、固定枠体35に支持される振動子20は、対向する支持部材41、42により振動の節20aにおいて支持され、対向する支持部材33、34により振動の節20bにおいてそれぞれ支持されている。

【0031】各支持部材は、同一形状をなし、第1の実施例と同様に図におけるX-Y平面においてL字状に屈曲した外形状で形成されている。そして、振動子20の節20aにおいて対向する支持部材41と支持部材42とは、節20aを中心に点対称に配置され、振動子20および固定枠体35に結合されている。また、振動子20の節20bにおいて対向する支持部材33と支持部材34についても同様である。なお、振動子20および各支持部材等の寸法や振動子20の振動方法等は、第1の実施例におけるものと同一である。

【0032】上記した第2の実施例における振動子の支

持構造では、各支持部材が屈曲可能なL字状の外形形状をなし、振動子20の振動の各節において対向する支持部材同士（支持部材41と支持部材42、支持部材33と支持部材34）をそれぞれの節を中心に点対称とするとともに、各支持部材を振動子20の重心20cを中心に点対称とした。このため、上記した第2の実施例の支持構造にあっては、振動子20の振動の各節20a、20bは勿論、その重心20cにおいても力はバランスする。この結果、第2の実施例の振動子の支持構造によれば、振動子20の振動をその初期状態のままより安定して維持することができる。

【0033】上記した第2の実施例の支持構造で支持した振動子20を第1の実施例の場合と同様に振動させ、その後の振動子20の振動状態を観察した結果、第2の実施例の支持構造によっても、振動子20の振動をその初期状態のまま安定して維持することができた。

【0034】次に、上記した第2の実施例における振動子の支持構造の変形例について説明する。この変形例では、その支持構造を示す概略斜視図である図3に示すように、固定枠体35に支持される振動子20は、対向する支持部材51、52により振動の節20aにおいて支持され、対向する支持部材53、54により振動の節20bにおいてそれぞれ支持されている。

【0035】各支持部材は、同一形状をなし、図におけるX-Y平面において2箇所で屈曲したZ字状の外形形状で形成されている。そして、振動子20の節20aにおいて対向する支持部材51と支持部材52とは、節20aを中心に点対称に配置され、振動子20および固定枠体35に結合されている。また、振動子20の節20bにおいて対向する支持部材53と支持部材54についても同様である。なお、振動子20および各支持部材等の寸法や振動子20の振動方法等は、第1の実施例におけるものと同一である。

【0036】上記した変形例における振動子の支持構造では、各支持部材が2箇所で屈曲可能なZ字状の外形形状をなし、振動子20の振動の各節において対向する支持部材同士（支持部材51と支持部材52、支持部材53と支持部材54）をそれぞれの節を中心に点対称とするとともに、各支持部材を振動子20の重心20cを中心に点対称とした。このため、この変形例の支持構造にあっては、振動子20の振動の各節20a、20bは勿論、その重心20cにおいても力はバランスする。この結果、第2の実施例の変形例の支持構造によれば、振動子20の振動をその初期状態のままより安定して維持することができる。しかも、各支持部材を2箇所で屈曲可能なZ字状としたため、振動子20をより柔軟に固定枠体35に支持できるので、振動子20の振動を初期状態のままより一層安定して維持することができる。

【0037】次に、上記した第2の実施例における振動子の支持構造の第2の変形例について説明する。この変

形例では、その支持構造を示す概略斜視図である図4に示すように、固定枠体35に支持される振動子20は、対向する支持部材61、62により振動の節20aにおいて支持され、対向する支持部材63、64により振動の節20bにおいてそれぞれ支持されている。

【0038】各支持部材は、同一形状をなし、図におけるX-Y平面において4箇所で屈曲しコ字状部を有する外形形状で形成されている。そして、振動子20の節20aにおいて対向する支持部材61と支持部材62とは、節20aを中心に点対称に配置され、振動子20および固定枠体35に結合されている。更に、支持部材61、62の振動子20への結合部の中心と支持部材61、62の固定枠体35への結合部の中心は、X軸に沿った直線上に位置し、当該直線上には節20aも位置する。また、振動子20の節20bにおいて対向する支持部材63と支持部材64についても同様である。なお、振動子20および各支持部材等の寸法や振動子20の振動方法等は、第1の実施例におけるものと同一である。

【0039】上記した第2の変形例における振動子の支持構造では、各支持部材が4箇所で屈曲可能な外形形状をなし、振動子20の振動の各節において対向する支持部材同士（支持部材61と支持部材62、支持部材63と支持部材64）をそれぞれの節を中心に点対称とするとともに、各支持部材を振動子20の重心20cを中心に点対称とした。このため、この第2の変形例の支持構造にあっては、振動子20の振動の各節20a、20bは勿論、その重心20cにおいても力はバランスする。この結果、第2の変形例の支持構造によれば、振動子20の振動をその初期状態のままより安定して維持することができる。しかも、各支持部材を4箇所で屈曲可能な形状として屈曲可能箇所を増やしたため、振動子20をより柔軟に固定枠体35に支持できるので、振動子20の振動を初期状態のままより一層安定して維持することができる。

【0040】また、第2の変形例の支持構造では、振動子20の振動の各節において対向する支持部材同士の振動子20および固定枠体35との結合部の中心は、各節を通してX軸に沿った直線上に位置する。よって、第2の変形例の支持構造によれば、各支持部材両端が同一直線に沿って結合・支持されるので、支持部材に片持ち梁としての振動が起こりにくくなり、各支持部材自体を片持ち梁として不用意に振動させることはない。

【0041】次に、上記した第2の実施例における振動子の支持構造の第3の変形例について説明する。この第3の変形例では、その支持構造を示す概略斜視図である図5に示すように、振動子20を支持する各支持部材の外形形状のみが上記の第2の変形例における各支持部材と異なる。つまり、各支持部材65～68は、同一形状をなし、図におけるX-Y平面において8箇所で屈曲し2箇所のコ字状部を有する外形形状で形成されている。

【0042】よって、この第3の変形例における振動子の支持構造では、各支持部材の屈曲可能箇所を第2の変形例の倍に増やした。このため、第3の変形例における振動子の支持構造によっても、振動子20をより柔軟に固定枠体35に固定して、振動子20の振動を初期状態のままより一層安定して維持することができる。なお、各支持部材両端が同一直線に沿って結合・支持されることで、各支持部材自体を片持ち梁として不用意に振動させないことは勿論である。

【0043】次に、上記した第2の実施例における振動子の支持構造の第4の変形例について説明する。この第4の変形例では、その支持構造を示す概略斜視図である図6に示すように、振動子20を支持する各支持部材の外形形状のみが上記の第2、第3の変形例における各支持部材と異なる。つまり、各支持部材71～74は、同一形状をなし、図におけるX-Y平面において6箇所で屈曲し、2箇所のコ字状部を互い違いに接合して有する外形形状で形成されている。

【0044】よって、この第4の変形例における振動子の支持構造では、各支持部材の屈曲可能箇所を増やしたとともに、支持部材の形状をコ字状部を互い違いに接合したものとした。このため、第4の変形例における振動子の支持構造によっても、振動子20をより柔軟に固定枠体35に固定して、振動子20の振動を初期状態のままより一層安定して維持することができる。なお、各支持部材両端が同一直線に沿って結合・支持されることで、各支持部材自体を片持ち梁として不用意に振動させないことは勿論である。

【0045】この第4の変形例における支持構造で支持した振動子20の振動の様子を有限要素法により解析したところ、図7(b)に示すように、各節20a、20bは勿論重心20cも不動点であることが判明し、振動子20を1次の振動モードの振動周波数で継続して振動させることができることが確認された。なお、図7

(a)に、図6の振動子20および各支持部材の概略平面を示す。

【0046】一方、振動子と各支持部材の形状は上記の第4の変形例と同一であるが、図8(a)に示すように、各節を中心に点対称に配置されていない支持部材により各節において対向して支持した振動子20の振動様子を有限要素法により解析した。この振動子20にあっては、図8(b)に示すように、各節20a、20bは勿論重心20cも振動子20の振動に伴い移動する動点であることが判明し、振動子20を継続して振動させることはできないことが確認された。

【0047】次に、第3の実施例における振動子の支持構造について説明する。この第3の実施例では、その支持構造を示す概略斜視図である図9に示すように、振動子20を支持する各支持部材の屈曲の経路が上記した実施例およびその変形例と異なる。つまり、振動子20の

振動の節において対向して振動子20を支持する支持部材同士(支持部材81と支持部材82、支持部材83と支持部材84)は、図におけるX-Z平面において4箇所屈曲しコ字状部を有する外形形状で形成されている点で上記した第1、第2の実施例と相違する。そして、これら各支持部材がそれぞれの節20a、20bを中心に点対称であることや対向する支持部材同士の振動子20および固定枠体35への結合部の中心と該当する各節が同一の直線上に位置すること等は、上記した第1又は第2の実施例と同様である。

【0048】この第3の実施例の支持構造にあっても、振動子20を柔軟に固定枠体35に支持できるとともに、振動子20の振動の各節20a、20bにおいて力はバランスする。この結果、第3の実施例の変形例の支持構造によっても、振動子20の振動をその初期状態のまま安定して維持することができる。

【0049】また、第3の実施例の支持構造でも、各支持部材両端が同一直線に沿って結合・支持されるので、支持部材に片持ち梁としての振動が起こりにくくなり、各支持部材自体を片持ち梁として不用意に振動させることはない。

【0050】次に、第4の実施例における振動子の支持構造について説明する。この第4の実施例では、その支持構造を示す概略斜視図である図10に示すように、振動子20の振動の節において対向して振動子20を支持する支持部材同士(支持部材85と支持部材86、支持部材83と支持部材84)は、上記した第3の実施例(図9参照)とその個々の形状では同一であるものの、振動子20の振動の各節において対向する支持部材同士を振動子20の重心20cを中心に点対称とした点で相違する。このため、この第4の実施例の支持構造にあっては、振動子20の振動の各節20a、20bは勿論、その重心20cにおいても力はバランスする。この結果、第2の実施例の振動子の支持構造によれば、振動子20の振動をその初期状態のままより安定して維持することができる。また、第4の実施例では、対向する支持部材同士の振動子20および固定枠体35への結合部の中心と該当する各節が同一の直線上に位置することについては、上記した第3の実施例と同様である。よって、この第4の実施例の支持構造でも、各支持部材自体を片持ち梁として不用意に振動させることはない。

【0051】次に、第5の実施例における振動子の支持構造について説明する。この第5の実施例では、その支持構造を示す概略斜視図である図11に示すように、振動子の形状が上記した各実施例およびその変形例と相違する。つまり、この第5の支持構造における振動子90は、重心90cを中心に点対称な外形形状をなすものの、上記の各実施例およびその変形例における振動子20と異なり、棒状体をS字状に屈曲させた外形形状で形成されている。しかしながら、振動子90は、1次の振

動モードで振動可能であり、その際には、自由端から所定距離離れた箇所を振動の節 90a, 90b とする。振動子 90 をこのような形状にすることにより、省スペースで強い共振を得ることができる。

【0052】この振動子 90 を支持する支持部材 91 ~ 94 は、上記した第 2 の実施例の第 2 の変形例（図 4 参照）における支持部材とその個々の形状では同一であり、その他の点についても第 2 の実施例と同様である。即ち、振動子 90 の振動の節において対向して振動子 90 を支持する支持部材同士（支持部材 91 と支持部材 92, 支持部材 93 と支持部材 94）は、該当する振動の節 90a, 90b を中心に点対称であるとともに、振動子 90 の重心 90c を中心に点対称でもある。そして、この支持部材により、振動子 90 は、固定枠 95 に柔軟に支持されている。また、第 5 の実施例では、対向する支持部材同士の振動子 90 および固定枠 95 への結合部の中心と該当する各節が同一の直線上に位置することについても、上記した第 2 の実施例の第 2 の変形例等と同様である。

【0053】このため、この第 5 の実施例の支持構造にあっては、振動子 90 の振動の各節 90a, 90b は勿論、その重心 90c においても力はバランスするので、振動子 90 の振動をその初期状態のままより安定して維持することができる。また、第 5 の実施例でも、各支持部材自体を片持ち梁として不用意に振動させることはない。

【0054】以上本発明の一実施例について説明したが、本発明はこの様な実施例になんら限定されるものではなく、本発明の要旨を逸脱しない範囲において種々なる態様で実施し得ることは勿論である。例えば、支持部材をその経路の途中で V 字状に屈曲したものとしたりすることもできる。また、金属板等から振動子 20, 各支持部材等を形成した場合には、振動子 20 に圧電素子等の圧電素子を設けて当該振動子を振動させればよい。

【0055】以上説明したように、上記した各実施例における支持構造では、振動子の振動をその初期状態のままより安定して維持することができることから、振動子は安定して振動することになる。このため、各実施例における支持構造で支持された振動子を車両旋回時に発生するヨーレイトを検出する振動ジャイロに用いれば、安定した振動に起因してヨーレイトの検出感度を向上させることができる。また、各実施例における支持構造で支持された振動子をクロック信号生成器に使用すれば、正確なクロック信号を生成することができる。

【0056】なお、コ字状部を有する支持部材で振動子を支持した支持構造（図 4, 図 5, 図 6, 図 11）にあっては、各節においては一つの支持部材で振動子を片持ちで支持し、各節の支持部材を振動子の重心を中心に点対称としても、上記各支持構造とほぼ同様の効果（振動子の振動状態の確保）を奏することができる。

【0057】

【発明の効果】以上詳述したように請求項 1 記載の振動子の支持構造では、屈曲可能な支持部材により振動子を固定部材に対して柔軟に支持し、振動の節において対向する各支持部材をその節を中心に点対称とした。よって、振動子の振動に起因する重心回りのモーメントが各支持部材に作用しても、各節においては、対向する点対称な支持部材同士によってそのモーメントに基づく力を相殺し、各節における力をバランスさせる。この結果、請求項 1 記載の振動子の支持構造によれば、振動子を振動させるために与えられた振動エネルギーの外部への漏れを回避できるので、振動子の振動をその初期状態のまま安定して維持することができる。

【0058】また、このように振動の各節において力がバランスすることにより、各支持部材を振動子と平行になる部分を長い範囲に亘って有するものとする必要はない。このため、請求項 1 記載の振動子の支持構造によれば、不用意に各支持部材自体を片持ち梁として振動させることがないことになり、この点からも振動子の振動をその初期状態のまま安定して維持することができる。

【0059】一方、請求項 2 記載の振動子の支持構造では、各節において対向する点対称な支持部材同士をその節を中心に点対称とすることに加え、対向する各支持部材を振動子の重心を中心に点対称とした。このため、請求項 2 記載の振動子の支持構造によれば、各節においては勿論のこと振動子の重心においても力をバランスさせるので、全体としての力のバランスを崩すことがなくなり振動子の振動をその初期状態のままより安定して維持することができる。

【図面の簡単な説明】

【図 1】第 1 の実施例における振動子の支持構造を示す概略斜視図である。

【図 2】第 2 の実施例における振動子の支持構造を示す概略斜視図である。

【図 3】第 2 の実施例における振動子の支持構造の変形例を示す概略斜視図である。

【図 4】その第 2 の変形例を示す概略斜視図である。

【図 5】その第 3 の変形例を示す概略斜視図である。

【図 6】その第 4 の変形例を示す概略斜視図である。

【図 7】第 4 の変形例の支持構造における振動子の振動の様子を説明するための説明図である。

【図 8】従来例の支持構造における振動子の振動の様子を説明するための説明図である。

【図 9】第 3 の実施例における振動子の支持構造を示す概略斜視図である。

【図 10】第 4 の実施例における振動子の支持構造を示す概略斜視図である。

【図 11】第 5 の実施例における振動子の支持構造を示す概略斜視図である。

【図 12】従来例の振動子の支持構造を示す概略斜視図

である。

【図 13】図 13 の従来例の支持構造の問題点を説明するための説明図である。

【図 14】従来例の振動子の支持構造を示す概略斜視図である。

【図 15】図 14 の従来例の支持構造の問題点を説明するための説明図である。

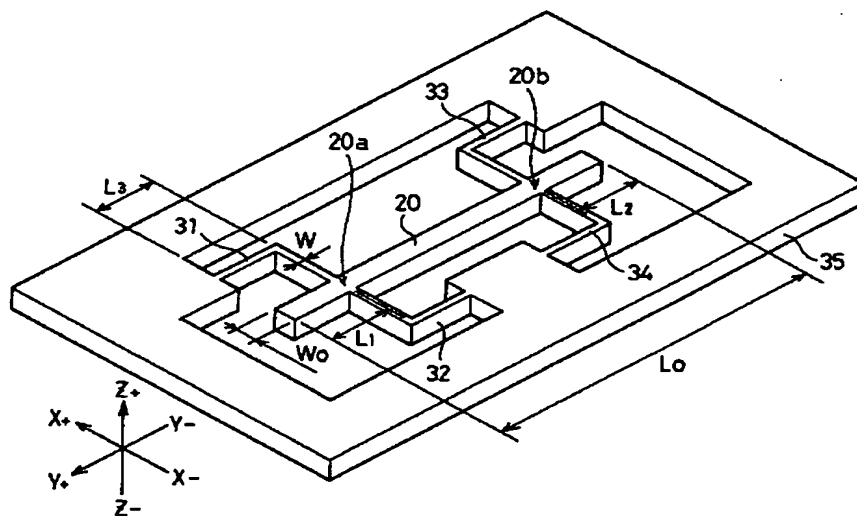
【符号の説明】

20…振動子
20a, 20b…節
20c…重心
31, 32…支持部材
33, 34…支持部材
35…固定枠体
41, 42…支持部材

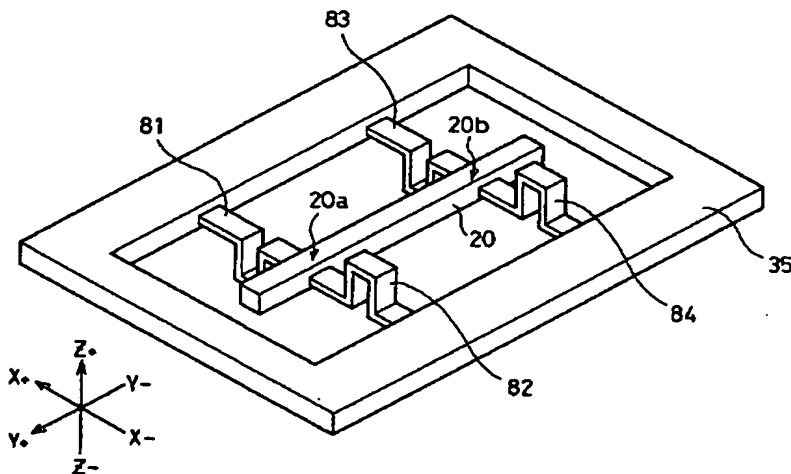
51, 52…支持部材
53, 54…支持部材
61, 62…支持部材
63, 64…支持部材
65, 66, 67, 68…支持部材
71, 72, 73, 74…支持部材
81, 82…支持部材
83, 84…支持部材
85, 86…支持部材
90…振動子
90a, 90b…節
90c…重心
91, 92, 93, 94…支持部材
95…固定枠体

10

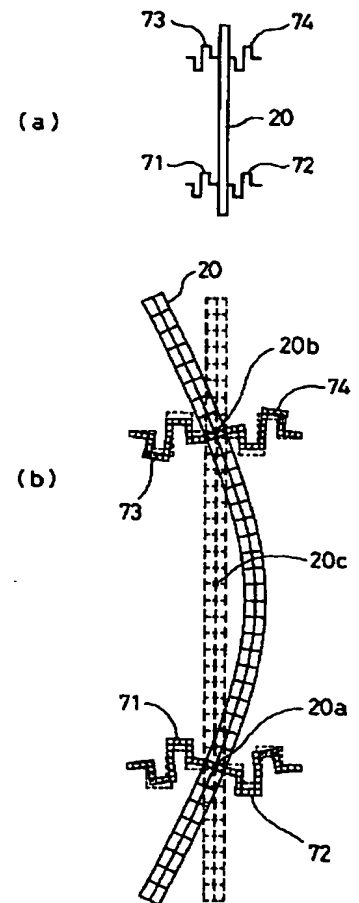
【図 1】



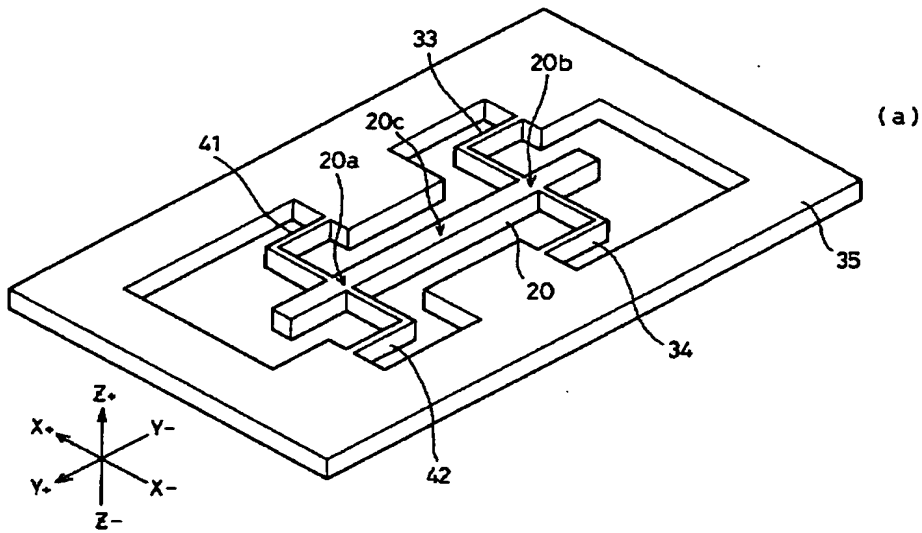
【図 9】



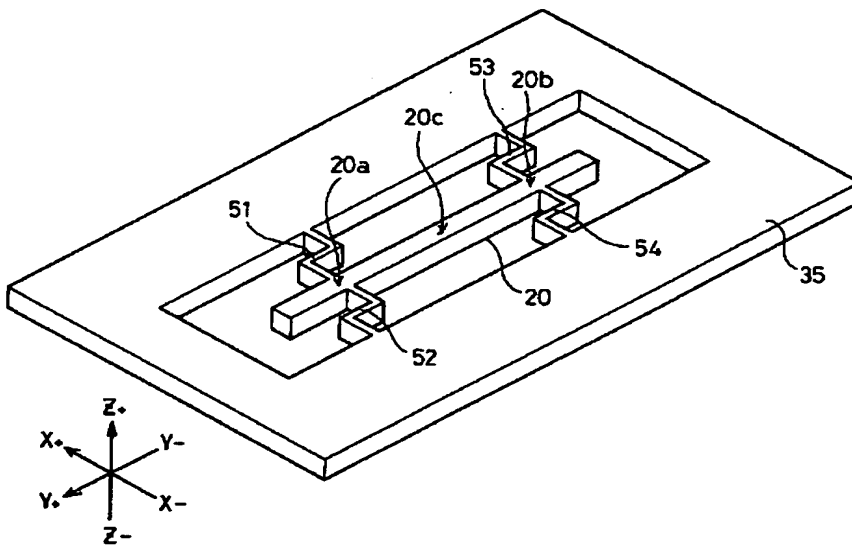
【図 7】



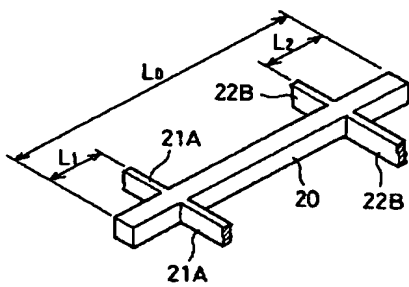
【図 2】



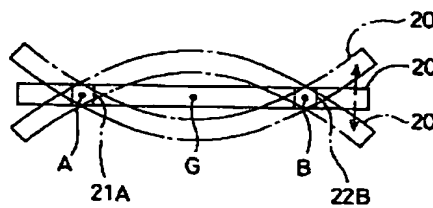
【図 3】



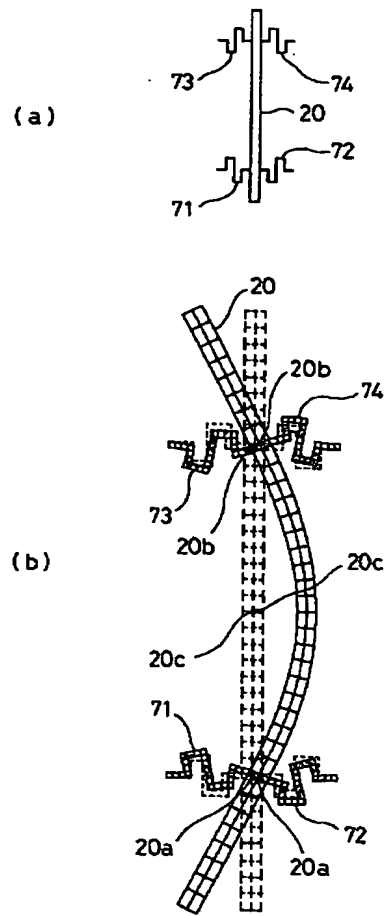
【図 12】



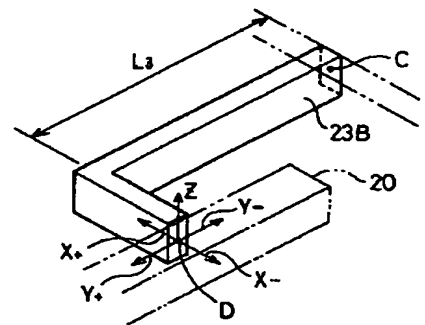
【図 13】



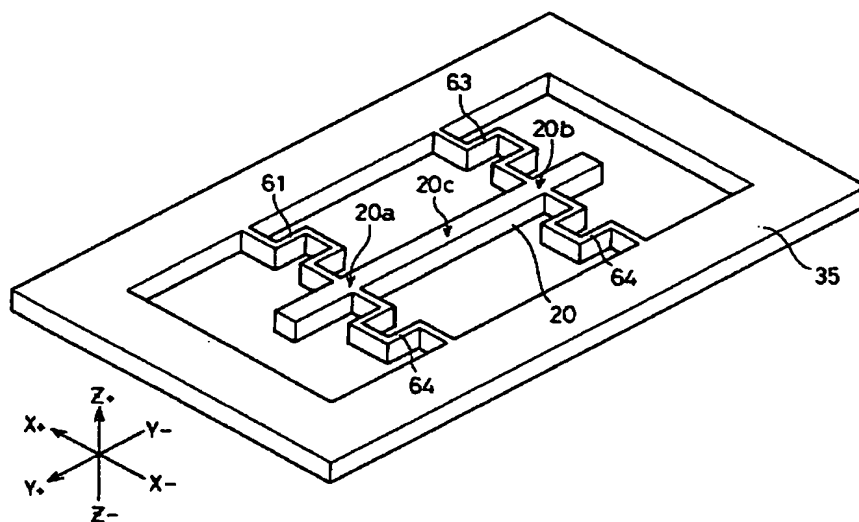
【図 8】



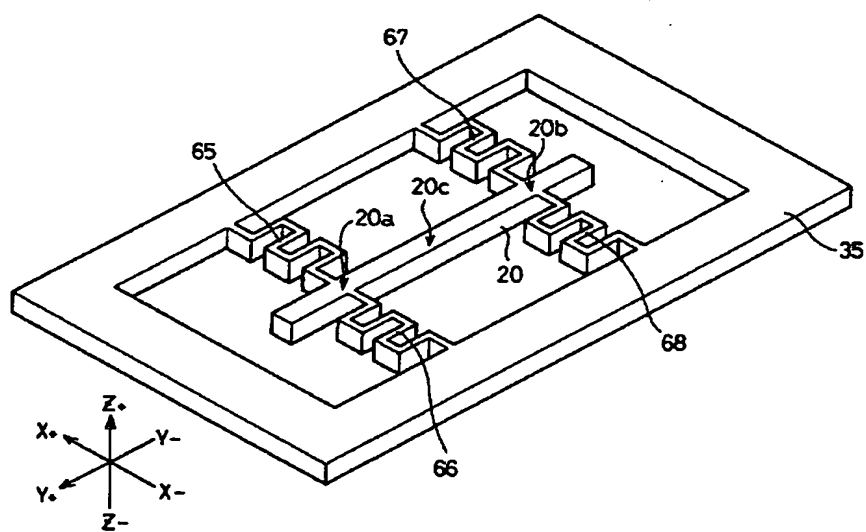
【図 15】



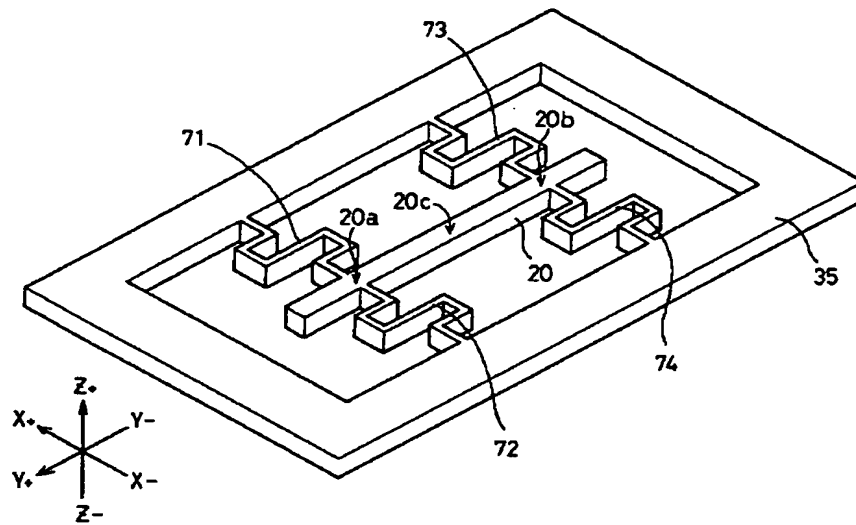
【図 4】



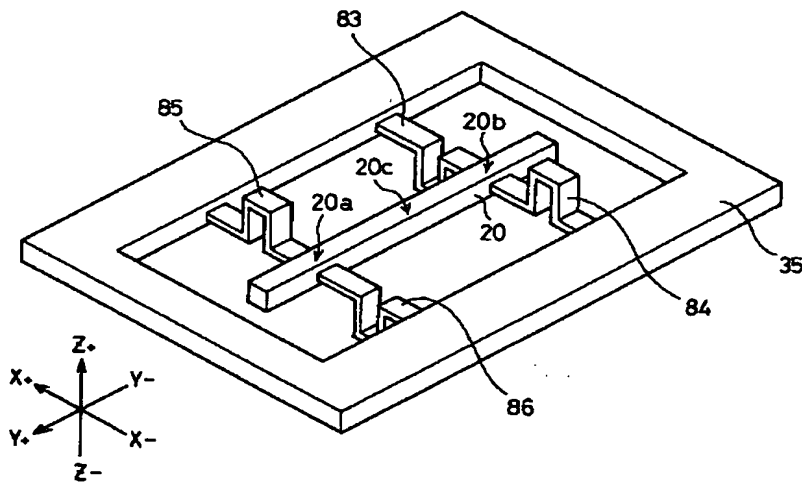
【図 5】



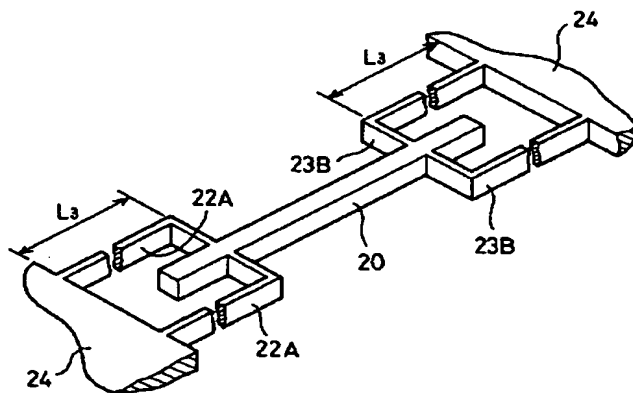
【図 6】



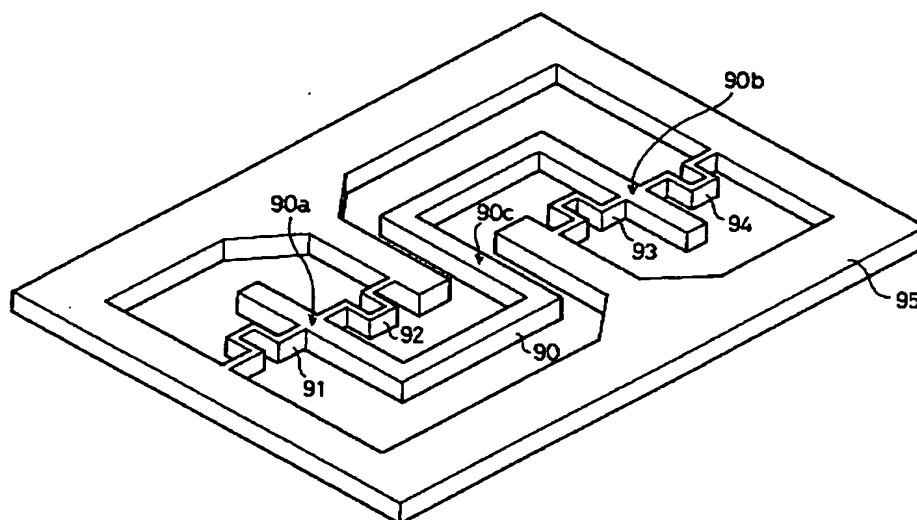
【図 10】



【図 14】



【図 11】



フロントページの続き

(72)発明者 森川 健志
愛知県愛知郡長久手町大字長湫字横道41番
地の1 株式会社豊田中央研究所内

(72)発明者 野々村 裕
愛知県愛知郡長久手町大字長湫字横道41番
地の1 株式会社豊田中央研究所内

(72)発明者 大▲桑▼ 政幸
愛知県愛知郡長久手町大字長湫字横道41番
地の1 株式会社豊田中央研究所内